LIQUID RETRACTION VALVE					
Patent Number:	JP61266884				
Publication date:	1986-11-26			•	
Inventor(s):	KITAGAWA MASARU	·	•	•	
Applicant(s)::	DAINIPPON SCREEN M	FG CO LTD		•	
Requested Patent:	☐ JP61266884	•			
Application Number:	JP19850106666 198505	17			
Priority Number(s):				,	. #25**
IPC Classification:	F16K23/00				
EC Classification:	•				
Equivalents:					
Abstract					
PURPOSE:To aim at miniaturizing a device, by successively operating a main shut-off valve and a liquid retraction valve with the use of a single drive means. CONSTITUTION:The inner peripheral surface of a cylinder 22 is slidably engaged with a piston through the intermediary of seal sections 21, 21', and is connected to a working gas source. Further, pressurized gas is introduced in the cylinder 22, and is then released to the atmosphere. Further, the piston 20 is reciprocated in the cylinder by the urging force of a second compression spring 23. Further, the second compression spring 23 is selected such that it may have an urging force larger than that of a first compression spring 18, and therefore, the piston 20 is urged in one direction. With this arrangement, the device may be miniaturized.					

⑫ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭61-266884

@Int.Cl.4

識別記号

厅内整理番号

磁公開 昭和61年(1986)11月26日

F. 16 K 23/00

7001-3H

審査請求 未請求 発明の数 1 (全9頁)

到特 願 昭60-106666

20出 頭 昭60(1985)5月17日

砂発 明 者 北

川勝

彦根市平田町550-1

⑪出 願 人 大

大日本スクリーン製造

京都市上京区堀川通寺之内上る4丁目天神北町1番地の1

株式会社

の代理 人 弁理士 間宮 武雄

明 期 森

- 発明の名称
 液体引戻し弁
- 2 特許請求の範囲

- 2. シリンダが、ピストンのシリンダ内におけるピストン停止位置を規制するためのピストン停止桿を調整自在なるように保持したものである特許請求の範囲第1項記載の液体引戻し開閉弁。
- 3. 主開閉弁部と出口傾内部流路を介して接続 するノズルを弁本体に結合してなる特許請求 の範囲第1項または第2項記載の被体引戻し 開閉弁。

4 ・ 主開閉弁部と出口側内部流路を介して接続 するノズルを弁本体に結合するとともに、前 記出口側内部流路の途中にフィルターを介在 させてなる特許請求の範囲第1項または第2 項記載の液体引展し開閉弁。

3 発明の詳細な説明

〔巌棠上の利用分野〕

この発明は、たとえば半導体ウエハなどの基板を回転させながらその上方に設けたノズルからホトレジスト被または現像被などを前記基板の強而または現像などの表面処理を行なうに当って、前記処理被の供給停止後に前記処理被のノズルからの確下を防止するための被体引戻し関閉弁に関する。

〔従来の技術〕

たとえば鉄積回路の製造工程で、 鏡面加工された半導体ウェハ表面にホトレジスト膜を形成するのに、ウェハを水平面内で回転させながら その上方に設けたノズルからホトレジスト被を

このようにスピン・スプレイ方式でいずれの 表面処理を行なう場合でも、各処理被の供給停止後におけるノズルからの不良滴下を防止する 必要があるので、従来第8図に示すように、ノ ズル(1)と開閉弁(2)との間の配管には液体引 戻し手段(3)を直接、もしくは分岐管路を介し で連結していた。図中(4)は被処理基板で、真 空チャック回転板(スピナーヘッド)(5)に吸 着固定されており、(P)は処理液(6)をノズル (1)へ供給する核体供給手段である。

この種の被体引展し手段として、たとえば変開昭53-92390号公報および特問昭57-1132号公報のものがある。前者は直接接方式のものでノズルに近い側の被体のし、は持ち式のものでノズルに近い側の被体のし、をネオブレンゴムなどの弾性材で構成し、この供給略を、被供給停止時には主開閉開た状態にしておき、被供給停止時には主開閉開発を が返にしておき、被供給停止時には主開閉開た 様によって前記弾性材からなる供給路の押圧を ウェハの表面に滴下させて強布するのであるが、この滴下を終える時点に問題点がある。 それは ガルへのホトレジスト被の供給を停止して ガ 下を終了する際、この停止した後において ズ ル 先縮からホトレジスト被の滴下が生じ、 で の に ウェハ 表面に形成されたレジスト 酸は そ の 厚さ が 不 均一となる ことや、 ホトレジスト で の ノズル 我 留分が ノズル 先 端 部 で 固化 し で ある の 空 布 に 支 陸 を 来 た す こと が ある からで ある。

解放して伸張させ、その吸引作用によってノズルの残留被を引戻すようにさけているものであり、後者は分岐管路を介して連結する方式のもので、開閉弁からノズルに至る管路の途中に伸縮手段を仰えたベローズからの管路を接続し、開閉弁を閉じ、被の供給を停止した後に、前記ペローズを伸長させることにより開閉弁とノズルまでの管路内の残留被を引き戻すようにされているものである。

また特開昭 5 9 - 1 0 0 5 2 5 号には、処理 被供給用ベローズポンプとノズルとの間に制揮 弁を配設し、処理被供給後、このベローズポン プを少し伸張してノズル内の処理被がベローズ ポンプへ向い逆流した後で制御弁が閉じる。 に、ベローズボンプが処理被を吸引する速度 に、ベローズはとを制御するようにし、被 体引戻しを行なう装置が記載されている。

〔発明が解決しようとする問題点〕

従来の、前記した実開昭53-92390号 公報記載の「被体の不良済下防止装置」におい ては、主関係弁および液体引戻し用の補助開係 機構をそれぞれ駆動する2つの往復駆動手段を 必要とし、装置全体として外形寸法を小さくな し得ないことが問題点である。

また前記した特開昭57-113226号公 報記載の被体引戻し手段は、開閉弁の往復動手段および被体引戻し用ベローズを伸縮させる手段の両者を必要とし、上記の装置と同じくかなりのスペースを要することが問題点である。

記第1係合部(15)および第2係合部(17)にそれ ぞれ各端部が固定され、前記弁棒(14)の前記第 1 係合部(15)と第2係合部(17)との間に遊嵌さ れた第1ペローズ(16)と、前記第1係合部(15) と第2係合部(17)との間に、かつ前記第1ペロ ーズ(16)の外方に配設され、前記第1、第2両 係合部(15)。(17)を互いに反対方向に付勢する 第 1 圧縮ばね(18)と、前記弁棒(14)に遊氓され、 かつ前記第2係合部(17)に一端が固定されると ともに、他端が井本体部分(11)に固定された、 前記第1ペローズ(16)より容量の大きな第2ペ ローズ(19)と、前記第1係合部(15)、第1ペロ ーズ(16)および第1圧縮ばね(18)を内方に遊鉄 する円筒状凹部を有し、この凹部の入口端部に 前記第2係合部(17)が固定されたピストン(20) と、このピストン(20)が往復動自在に収められ、 作動気体導入部(24)を有し、前記弁本体(11)に 結合されたシリンダ(22)と、このシリンダ(22) 内に収められ、一端が前記ピストン(20)に当接 し、このピストン(20)を一方向に付勢する、前

おいても周様である。

(問題点を解決するための手段)

この発明は、前記した課題を解決するための 技術的手段として、被体引戻し弁をつぎのよう に構成した。すなわち、弁棒(14)の一端に設け られた弁体(10)、(10')およびこの弁体(10)、 (10')が接離する弁座(12)からなり、弁本体(11) の入口側ポート(31)、出口側ポート(32)間の流 路の開閉を行なう主開閉弁(13)と、前記弁棒 (14)の他端に固定された第1係合部(15)と、前 記弁棒(14)に遊安された第2係合部(17)と、前

記第1圧縮ばね(18)より大きい付勢力を有する第2圧縮ばね(23)とによって構成されている。

そして前記シリンダ(22)の内周面と前記ピストン(20)とをシール部(21)、(21')を介して招助合在に係合し、前記作動気体源に接続し、前記シリンダ(22)内に加圧気体を導入し、ついでそれを大気に放出することと、前記第2圧縮に力によって前記シリンダ(22)内で往復動させるようにかのである。(24) を 前記シリンダ(22)内を 滅圧し、 前記シリンダ(22)内を 滅圧し、 で で が の付勢力 おび の の で の で る の で る と に さ い こ と と い が の で る で と で に か い の で る ら に さ れ て い る も の で る よ う に さ れ て い る も の で る る よ う に さ れ て い る も の で る る ・

〔作 用〕

シリンダ(22)内のピストン(20)とシリンダ(22)の内壁面とで形成された空間と加圧空気源または真空源とを作動気体導入部(24)を介して

接続し、つぎに前記空間を大気と連通させることおよび第2圧縮ばね(23)の付勢力などとによってピストン(20)をシリンダ(22)内で往復動させることができる。

一方第1ペローズ(16)を介して第2係合部(17)と第1係合部(15)とは連結されており、この第1係合部(15)に弁棒(14)は固定されているので、第1係合部(15)とともに弁棒(14)はピストン(20)内の円筒状凹部を、ピストン(20)の前記往復動によって生ずる第2係合部(17)の動きおよび前記円筒状凹部の天井面に第1係合部(15)が当接することにより往復動することができる。したがってこの動きによって弁体(10)の弁座(12)に対する接離がなされ、主関閉弁部(13)における関閉動作が行なわれる。

そして主関閉弁部(13)が閉じ、弁体(10)(10')が弁座(12)に当接した瞬間には、ピストン(20)とピストン停止桿(25)とは当接していないので、さらにピストン(20)は、第2圧縮ばね(23)の付勢力または波圧域におかれた第2ペローズ(18)

の膨脹によって上昇させられ、ピストン停止桿 (25)に当接し、所定の上限停止位置に停止する。 一方前記ピストン(20)の動きによってピストン (20)に固定された第2係合部(17)も移動する。 この場合弁体(10)は弁座(12)に当接しているの で、弁核(14)および第1係合部(15)は移動でき、 ない. したがって第2係合部(17)と第1係合部 (15)との間の第1圧縮ばね(18)は、その付勢が、 第2圧縮ばね(23)のそれと比べきわめて小さい ことから、第1圧縮ばね(18)および第1ベロー ズ(16)は圧縮され、それに相当した長さだけ第 2 係合師(17)と弁本体(11)との間で第2ペロー ズ(19)は引き伸ばされることとなる。その結果、 第2ペローズ(19)の内部容積増加分は第1ペロ ーズ(16)の内部容積減少分より絶対値において 上回り、出口便ポート(32)に直接もしくは登路 を介して遊結されたノズル(1)の残留処理被は すべて引き戻され、ノズル(1)からの不良道下 を防止することができる。

(寒 炼 例)

以下、この発明にかかる実施例装置について図面を参照しながら説明する。

第1図はこの実施例装置の要部の構成を示す 側断面図である。

弁体(10)は弁本体(11)の弁座(12)に対して当接または分離することによって処理核の関閉弁として作動するようにされているのが、主題閉弁部(13)である。

弁体(10)と一体をなす弁核(14)の反対側端部には第1係合部として第1フランジ(15)が固定されており、この第1フランジ(15)に、第1ペローズ(16)の一端が気密に固着されている。そして前記した第1ペローズ(16)はその他端が第2係合部として第2フランジ(17)に同じく気密に固着されている。

第2フランジ(17)は弁棒(14)とは半径方向の一定の隙間を保って弁棒(14)の軸方向に移動自在とされているが、この第2フランジ(17)と第1フランジ(15)との間には、関フランジ(15)、(17)を互いに適去けるように付勢するコイルば

ねからなる第1圧縮ばね(18)が設けられている。 第2フランジ(17)にはその下面側に、第1ベロ ーズ(16)より容量の大きい第2ベローズ(19)が その一端で気密に固着されており、この第2ベ ローズ(19)はその他端で弁本体(11)に同じく気 密に固着されている。井梯(14)は前記した第2 フランジ(17)の外に、第1ベローズ(16)、第2 ベローズ(19)のそれぞれ校られた内間面に対し ても単径方向の数間が保たれている。

そして第1フランジ(15)、第1圧縮はね(18)、および第1ベローズ(16)はピストン(20)の内部に形成された円筒状凹部に往復動自在にそれぞれはめこまれており、第2フランジ(17)は、ピストン(20)のスカートの端部内周面に係止されている。

ピストン(20)は、その項面近傍に設けられた 環状構に O ーリング(21)がはめこまれ、この O ーリング(21)を介してシリンダー(22)のポア (22')内を気密に摺動しうるようにされている とともに、そのスカートとシリンダー(22)のポ ア(22')内周面との隙間に、ピストン(20)を上方へ移動させるように付勢するコイルばねからなる第2圧縮ばね(23)が収められている。

シリンダー(22)には、作動気体導入部(24)およびピストン停止桿(25)が取り付けられている。ピストン停止桿(25)は、その上方端部に固定された袋ナット(26)がシリンダ(22)と一体にされた中央の突出ねじ部にロックナット(27)とともに場合されており、このロックナット(27)をゆるめ、袋ナット(26)を上方からみて時計方向もしくは反時計方向に回動させることによって、ピストン(20)の上限停止位置を割越できるようにされている。そしてピストン停止桿(25)が摺動自在に係合されるシリンダ(22)の案内孔には0ーリングが装着され、シリンダー(22)のボア(22)内が気密に保たれるようにされてある。

弁本体(11)には外部の配管との接続ポート(31)、(32)が設けられているが、入口側ポート(31)には場路を介して処理核供給手段(図示せず)が接続され、出口側ポート(32)には、ノズ

(28)が形成されるように、ピストン停止桿(25) を前記した要領で予め額替しておく。

さて第2回に示すようにピストン(20)およびそれに固定の第2フランジ(17)を下降させると、まず第1圧縮ばね(18)によって付勢されている第1フランジ(15)がピストン(20)の円筒状凹部の天井面に接触し、さらに第1フランジ(15)がピストン(20)によって押圧されて弁棒(14)とともに下降させられることとなり、弁体(10)が弁座(12)から分離する。

したがって主開閉弁郎(13)が開状態となるので、回示されていない処理被供給手段より管路を介して入口側ボート(31)に送り込まれた処理被は出口側ボート(32)から、管路を介して連結されたノズル(図示せず)に供給される。

処理被の前記ノズルへの供給を停止するため 主開閉弁部(13)を閉状態とするには、作動気体 導入部(24)より送り込まれシリンダー(22)のポ ア(22')とピストン(20)との空隙部に閉じ込め られている加圧気体を、図示されていないが前 ル (図示せず) が直接もしくは管路を介して接続される。

つぎにこの実施例装置における動作について、 第1回の外に、第2回および第3回を参照しな がら説明する。

図示されていないが、加圧気体開閉弁を開き、作助気体導入部(24)より、シリンダー(22)のボア(22')とピストン(20)とで吸られた密閉空間に作動加圧気体を供給すると、ピストン(20)の頂面に押圧力が作用するので、ピストン(20)は、第2圧縮ばね(23)の弾発力に抗してそれを圧縮しながら下降させられ、ピストン(20)のスカート端面が弁本体(11)の環状突出部(11')に当接して停止し、第2図の状態となる。

ところで、第1回においては、弁体(10)は弁座(12)に当接し、主開閉弁部(13)は閉状態とされており、弁体(10)は井座(12)にある程度押圧されることを要するので、第1圧縮ばね(18)は若干圧縮され、かつピストン(20)の円筒状凹部の天井面と第1フランジ(15)との間には空間

記空物部と連通する孔部を介してシリンダー (22)の外側に取り付けた電磁関関弁などの自動弁によって大気に放出すればよい。このようにすれば第2圧縮ばね(23)の付勢力によってピストン(20)は第3回に示すとおり上昇する。そしてそれに伴って、第1フランジ(15)が第1圧縮ばね(18)の付勢力によりピストン(20)に当接しながら上昇するので、弁体(10)はフランジ(15)とともに上昇する弁棒(14)によって引き上げられ、弁度(12)に当接し、主関関弁部(13)は閉状態となる。

第3回では、ピストン(20)は、シリンダー(22)に保持されているピストン停止桿(25)に当故するに至っていないのであるが、ピストン(20)およびピストン(20)に固定されている第2フランジ(17)は、ピストン(20)に作用する第2圧縮ばね(23)の付勢力により、ピストン(20)がピストン停止桿(25)に当接するまで上昇させられる。

すなわち第3図に示した状態から第1図の状

他に至る過程でピストン(20)が上昇させられる間に第 1 ベローズ(16)は第 2 フランジ(17)によって第 1 圧縮ばね(18)の付勢力に抗して圧縮され、それとは反対に第 2 ベローズ(19)は図示のとおり引き伸ばされる。

この間においては主関閉弁部(13)は閉の状態に保たれており、入口側ボート(31)より出口側ボート(32)への処理液の移動は全く行なわれないが、出口側ボート(32)に接続された管路からは、残留処理液が点線で示すように弁棒(14)の周りの隙間を経て主として第2ベローズ(19)の内部に引き戻される。それは前記はた第2ベローズ(19)の引き伸ばしによる容積増加分が印記した第1ペローズ(16)の圧縮による容積減少分より絶対値において上回ることによる。

したがって出口倒ポート(32)に直接もしくは 管路を介して連結されたノズル内の残留処理被 はすべて引き戻され、ノズルからの不良滴下は 完全に防止されることとなる。

ところで、ピストン(20)が第1回に示すとお

ひ字形状の現状シールを用いている外、第1回のものと同様であり、これら同様の構成部材に対しては同じ番号を付すこととし、動作説明も含め説明は省略する。

ただし、第4回に示した装配のように、主開閉弁部(13)とノズル(1)のノズルホール(1')とを出口側の内部流路(32')によって接続し、その間にフィルター(33)を介在させた構成を採用すると、小型化できるとともに、ノズル先端部までの管路を短くすることができ、それだけ被の液浄度を低下させることがない。

第5回〜第7回は、この発明にかかる前記とは別な実施例装置の要部の構成を示す部分側断 価図および側断面図である。

この別な実施例装置は、さきに説明した第1 図~第3回および第4回の実施例装置とは、作 動気体導入部(24)が真空源(図示せず)と接続 するようにされ、第2圧縮ばね(23)がピストン (20)を押圧するように装着されている点で相違 し、さらにピストン(20)はシリンダー(22)のポ り、ピストン停止枠(25)に当接した際に、前記したとおり、ピストン(20)の円筒状凹部の天井町と類1フランジ(15)との間に形成される空間(28)はつねに大気圧状態に保たれ、作動に当って抵抗として作用しないように、ピストン(20)およびシリンダ(22)には適当な位置に外部と遮

第4回は別の実施例を示すもので、第1回に示した実施例装置にフィルター(33)およびノズル(1)を付設するとともに、それに関連して出口側流路(32')ならびに主開閉弁部(13)が第1回のものと構成を異にする。主開閉弁部(13)を構成する弁体(10')はダイヤフラムからなり、閉状態への移行が、第2圧縮ばね(23)の付勢力に、このダイヤフラムの弾発力が加勢するので、より迅速になされるようにされている。このことから、さきに説明した第1回の実施例装置において、弁体(10)に弾性体を流路の形成の妨げにならぬように付設してもよい。

その他はピストン(20)のシールに断面形状が

ア(22')に遊泳されているだけで、気密保持のためのシール部は両者(20)、(22')間には設けられていない。その他の構成部材はさきに説明した実施例装置におけるものとほぼ同様であるので、同様の構成部材には同じ番号を付してある。以下、この別な実施例装置における動作について説明する。

シリンダー(22)のボア(22°)とその内部に収められているピストン(20)との間に形成される空間は、作動気体導入部(24)が接続管路を介して前記のとおり真空源と接続されている場合には、真空状態に保持され、たとえば前記接続管路に介在させた切換弁(図示せず)を操作することにより大気圧状態にすることもできる。

いま、第5回においては、前記空間が大気圧 状態に保たれており、第2圧縮ばね(23)のピス トン(20)にそれを押圧するように作用する付勢 カによりピストン(20)は下降させられ、弁体 (10)は弁本体(11)に設けられた弁座(12)より分 離させられ、主間閉弁部(13)は開状態に保たれ

つぎに、作動気体導入部(24')が前記 其空源 に接続されると、シリンダー(22)のボア(22') とピストン(20)との間の空間は真空となるので、 弁体 (10)に作用する処理液の圧力による上向 きの力ならびに、第1、第2両ペローズ(16)、 (19)の、外部が弁圧されたことによる膨脹にも

なお、第1 および第2 の両係合部は、上記各 実施例におけるように、フランジ状すなわち、 努のように全周をとり囲むようなリブを有する 形態のものに限定されず、たとえばその円形の 外周に部分的に突出部が形成され、それに圧縮 ばね(18)が係合されるものでもよい。

[効果]

この発明にかかる被体引き戻し弁においては つぎの効果を奏する。

- (i) 作動圧体導入部を加圧気体源または真空源に接続し、ピストンを動かすようにした単一の駆動手段によって、主開閉弁部と被体引き戻し機構である第2ベローズとを順次作動させることができ、従来の装置におけるごとく2個の駆動手段を要しない。
- (ii) 主開閉弁を閉に動作するとシーケンス的 に第2ペローズが第2圧縮ばねの付勢力に よって液体引き戻し動作をするようにされ ているので、従来装置におけるごとく、主 開閉弁と液体引き戻し機構とがうまく趣動

とずく押圧上力が大きく作用し、第2圧縮ばね(23)の付勢力に抗してピストン(20)を上昇させる。その結果第6図に示すように、弁体(10)は 弁座(12)に当接し、主開閉弁部(13)は閉状態となる。この際にはピストン(20)はピストン停止 桿(25)に当接するには至っていない。

しかし、第2フランジ(17)に作用する第2ペ 、ローズ(19)の前記押上げ力によってピストン(20)は、ピストン停止桿(25)に当接する上限位図まで上昇して停止する。

その結果、ピストン(20)と一体に上昇する第2フランジ(17)によって、第1ベローズ(16)は、第1圧縮ばね(18)の付勢力に抗して圧縮されるが、逆に前記したとおり第2ベローズ(18)は引き伸ばされる。

したがって前記したさきの実施例装置の場合 と同様に、出口優流路(32')からノズルホール (1')の残留処理被が第7回に点線で示すよう に弁格(14)の周りの隙間を経て主として第2ペ ローズ(19)の内部に引き戻されることとなる。

するように、両者を所定の順序、タイミング、スピードで動作させるよう制御する必要がなく、したがってこの種の制御手段を必要としない。

- (iii) 主開閉弁部と液体引戻し機構とが一体に 組み込まれているので、装置全体がコンパ クトで、装置に要するスペースを少くする ことができる。
- (iv) ノズルを装置に一体に組み込み、ノズル と主開閉弁部とを互いに接近させ、小型化 できるとともに、管路を短くできることか ら、被質の劣化を少なくすることができる。
- (v) ピストン停止程によりピストンの上限停止位置を調整し、ノズル内の残留処理板の引戻し量を容易に調整することができる。

なお処理被供給手段が処理被を高圧で供給している場合、主開閉弁部が急激に閉状態とされると、一般にウォータハンマー現象が生ずるのであるが、この装置では第1、第2の両ベローズが流路に生ずるショック

圧を吸収するので、ウォータハンマー現象 が抑制されるという副次的な効果を有する。

4. 図面の簡単な説明

第1回はこの発明の1実施例である液体引展 し井の要部の構成を示す側断面図、第2図、第 3 図はその作動の過程を示す側断面図、 第4 図 は、第1図に示した実施例装置にフィルター、 ノズルを付設するとともに、主関閉弁部にダイ ヤフラムを用いた別な実施例装置の側断面図、 第5回、第6図および第7図は、この発明にか かる前記とは別な実施例装置の要部の構成なら びに作動状態を示す部分側断面図および側断面 図、第8図は従来のスピン・スプレイ方式によ った表面処理装置における処理液供給ならびに 被体引戻し手段の棋式説明図である。

- (1)…ノズル、
- (10)、(10')… 弁体、
- (11)…井本体。
- (12)…弁座.
- (13)…主開閉弁部、
- (14)…弁神。
- (15)…第1係合部(第1フランジ).
- (16)… 第1ペローズ.

- (17)… 第 2 孫 合 部 (第 2 フランジ).
- (18)…第1圧縮ばね、 (19)…第2ペローズ、
- (20) … ピストン、
- (22) …シリンダー.
- (23)…第2圧縮ばね。 (24)…作動気体導入部、
- (25)…ピストン停止桿、(31)…入口側ポート。
- (32)…出口便ポート、
- (32')…出口便流路、
- (33) … フィルター.







